## (19) 世界知的所有権機関 国際事務局





(43) 国際公開日 2005 年7 月21 日 (21.07.2005)

**PCT** 

# (10) 国際公開番号 WO 2005/065442 A1

(51) 国際特許分類7:

A01D 34/63

(21) 国際出願番号:

PCT/JP2004/005511

(22) 国際出願日:

2004年4月16日(16.04.2004)

(25) 国際出願の言語:

日本語

(26) 国際公開の言語:

日本語

(30) 優先権データ:

特願2004-001029 2004年1月6日(06.01.2004) JP 特願2004-030536 2004年2月6日(06.02.2004) JP

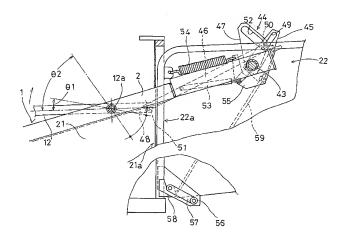
(71) 出願人 (米国を除く全ての指定国について): ヤンマー 株式会社 (YANMAR CO.,LTD.) [JP/JP]; 〒5308321 大 阪府大阪市北区茶屋町 1番 3 2号 Osaka (JP).

- (72) 発明者; および
- (75) 発明者/出願人 (米国についてのみ): 栖原 康行 (SUHARA, Yasuyuki) [JP/JP]; 〒5308321 大阪府大阪 市北区茶屋町 1番32号ヤンマー農機株式会社内 Osaka (JP). 早田 剛 (SODA, Go) [JP/JP]; 〒5308321 大阪府大阪市北区茶屋町 1番32号ヤンマー農機株式会社内 Osaka (JP).
- (74) 代理人: 石井 暁夫、外(ISHII, Akeo et al.); 〒5300041 大阪府大阪市北区天神橋2丁目北1番21号 八千代ビ ル東館 Osaka (JP).
- (81) 指定国 (表示のない限り、全ての種類の国内保護が可能): AE, AG, AL, AM, AT, AU, AZ, BA, BB, BG, BR, BW, BY, BZ, CA, CH, CN, CO, CR, CU, CZ, DE, DK, DM, DZ, EC, EE, EG, ES, FI, GB, GD, GE, GH, GM, HR, HU,

/続葉有/

(54) Title: TRAVELING MOWER

(54) 発明の名称: 走行型芝刈機



(57) Abstract: A traveling mower in which a traveling machine body (1) with a mower unit has a grass collection box (22) for containing turf grass mowed by the mower unit. The grass collection box is pivotably attached so as to be switchable between a turf grass collecting attitude for receiving turf and an attitude for discharging stacked turf grass. The grass collection box (22) and an attitude switching lever (12) provided on the traveling machine body (1) side are related with each other through an interlocking mechanism (44) such that the attitudes of the grass collection box (22) are switched by manual operation of the attitude switching lever (12). In order to perform attitude switching operation of the grass collection box (22) with a light operating force depending on the presence/absence and the quantity of turf grass in the grass collection box (22), the interlocking mechanism (44) is provided with a switching means. The means increases a pivoting angle of the grass collection box (22) per unit operating amount of the attitude switching lever (12) when turf is not present in the grass collection box (22) or only a small quantity of turf is present therein and decreases the pivoting angle when a large quantity of turf grass is present in the grass collection box (22).

(57) 要約: 本発明は、モア装置が装着された走行機体1に、モア装置で刈り取った芝草を収容する集草ボックス22を、芝草を受け入れる集草姿勢と集積した芝草を排出する排出姿勢とに切り替え得るように回動可能に設け、走行機体1側に設けた姿勢切替レバー12の手動操作で集草ボックス22の姿勢が切り替わるように、集草ボックス22と姿勢切替レバー12とを連動機構44を介して関連させた走行型芝刈機に関するものである。集草ボックス22の姿勢切替え操作を集草ボックス22内の芝草の有無及び量に応じた軽い操作力で

1065442 A1

0M



ID, IL, IN, IS, KE, KG, KP, KR, KZ, LC, LK, LR, LS, LT, LU, LV, MA, MD, MG, MK, MN, MW, MX, MZ, NA, NI, NO, NZ, OM, PG, PH, PL, PT, RO, RU, SC, SD, SE, SG, SK, SL, SY, TJ, TM, TN, TR, TT, TZ, UA, UG, US, UZ, VC, VN, YU, ZA, ZM, ZW.

(84) 指定国 (表示のない限り、全ての種類の広域保護が可能): ARIPO (BW, GH, GM, KE, LS, MW, MZ, SD, SL, SZ, TZ, UG, ZM, ZW), ユーラシア (AM, AZ, BY, KG, KZ, MD, RU, TJ, TM), ヨーロッパ (AT, BE, BG, CH, CY,

CZ, DE, DK, EE, ES, FI, FR, GB, GR, HU, IE, IT, LU, MC, NL, PL, PT, RO, SE, SI, SK, TR), OAPI (BF, BJ, CF, CG, CI, CM, GA, GN, GQ, GW, ML, MR, NE, SN, TD, TG).

#### 添付公開書類:

#### — 国際調査報告書

2文字コード及び他の略語については、定期発行される 各PCTガゼットの巻頭に掲載されている「コードと略語 のガイダンスノート」を参照。

## 明細書

走行型芝刈機

## 技術分野

本発明は、地面に植立した芝草を刈り取るための刈取機構(モア装置)が装着された走行型芝刈機に関するものである。

## 背景技術

一般に、走行型芝刈機は、走行機体に昇降動可能に装着したモア装置と、当該モア装置から後向きに延びる排出ダクトに連通する前面開口状の集草ボックスとを備えている。この種の走行型芝刈機の一例として特開2001-45829号公報には、集草ボックスが刈り取った芝草を受け入れる集草姿勢と集積した芝草を排出する排出姿勢とに切り替えるように回動可能に構成されたものが開示されている。

しかし、前記従来技術の走行型芝刈機では、走行機体に搭載した油圧シリンダの駆動により集草ボックスの姿勢切替えを行う構成であることから、油圧ポンプや油圧管路等の油圧供給系統の構造がきわめて複雑になるばかりか、部品点数の増加による大型化や製造コストの上昇を招くという問題があった。また、芝草が入っていないか又は少ない状態の集草ボックスの姿勢を切り替えるに際しては、集草ボックスの重量が軽いにも拘らず、油圧駆動では迅速に姿勢切替えを行えないという問題もあった。

これに対して、集草ボックスの姿勢切替えを手動操作で行う構成を採用した場合は、集草ボックスを回動操作するための機構を簡単化することができるという利点がある。

しかし、仮に集草ボックスに芝草が入っていないか又は少ない状態での回動負荷に対応した操作力で集草ボックスの姿勢を切り替え得るように構成すると、芝草が多い状態では集草ボックスの姿勢を切り替えるのにかなり大きな操作力を要

するため、回動操作が負担になる一方、集草ボックスに芝草が多い状態での回動 負荷に対応した操作力で集草ボックスの姿勢を切り替え得るように構成すると、 芝草が空又は空に近い状態では操作力が極端に軽くなるため、集草ボックスの姿 勢が急激に切り替わり、この姿勢切替えによる衝撃が大きくなる。すなわち、集 草ボックスの姿勢切替えを手動操作で行う構成では、集草ボックス内の芝草の有 無や量に応じて、姿勢切替えのための操作力を調節することができないという問 題があった。

そこで、本発明は、以上のような問題を解消し、簡単な構成で且つ確実に、集 草ボックス内の芝草の有無や量に応じて姿勢切替えのための操作力を調節し得る 走行型芝刈機を提供することを第1の技術的課題とするものである。

一方、前述のような構成の集草ボックス、すなわち、集草姿勢と排出姿勢とに切り替えるように回動可能な構成の集草ボックスは、軽量化を図るために、骨組となる枠状の支持フレームと、当該支持フレームの底部を形成する底板と、集草フレーム及び底板の周囲を覆う網状の袋体とで構成されている。

しかし、前記従来技術の構成では、集草ボックスの底板が支持フレームに固定されているため、芝刈作業時や通常走行時に底板を例えば縁石や地面に突き当ててしまうと、衝突による外力(突上げ荷重)がそのまま底板や支持フレームに作用することになり、底板や支持フレームが変形したり破損したりするおそれがあるという問題があった。

そこで、本発明は、集草ボックスの底板を縁石等に突き当てた場合に、集草ボックスが変形したり破損したりするのを防止し得る走行型芝刈機を提供することを第2の技術的課題とするものである。

### 発明の開示

本発明の第1の局面は、刈取機構が装着された走行機体に、前記刈取機構で刈り取った芝草を収容する集草ボックスを、芝草を受け入れる集草姿勢と集積した 芝草を排出する排出姿勢とに切り替え得るように回動可能に設け、前記走行機体 側に設けた手動操作手段の操作により前記集草ボックスの姿勢が切り替わるよう に、前記集草ボックスと前記手動操作手段とを連動機構を介して関連させた走行

型芝刈機であって、前記連動機構には、前記集草ボックス内に芝草がないか又は 少ない状態で前記手動操作手段の単位操作量に対する前記集草ボックスの回動角 度を大きくし、前記集草ボックス内に芝草が多い状態で前記回動角度を小さくす る切替え手段を設けたことを特徴とするものである。

このように構成すると、手動操作手段の操作により、集草ボックスを集草姿勢と排出姿勢とに姿勢切替え回動させるに際して、集草ボックスが空又は空に近い状態では手動操作手段の単位操作量に対する集草ボックスの回動角度が自動的に大きくなり、集草ボックス内に芝草が多く入った状態では前記回動角度が小さくなるので、集草ボックスが空又は空に近い場合は、その軽い重量に応じた操作力で集草ボックスの姿勢を切り替えることができる一方、集草ボックス内に芝草が多く入っている場合であっても、軽い操作力で集草ボックスの姿勢を簡単且つスムーズに切り替えることができる。

すなわち、手動操作手段による集草ボックスの姿勢切替え操作を、集草ボックス内の芝草の有無及び量に応じた軽い操作力で行うことができるので、作業者の操作負担を著しく低減することができ、走行型芝刈機での作業性が向上するという効果を奏する。

また、前記第1の局面において、前記連動機構には前記集草ボックスを回動させるアームリンクを備え、前記切替え手段を、前記集草ボックス内に芝草がないか又は少ない状態では、前記アームリンクに対して前記手動操作手段の操作力が作用する力点を、前記アームリンクの回動中心に近付けるように移動させる一方、前記集草ボックス内に芝草が多い状態では、前記力点を前記アームリンクの回動中心から遠ざけるように移動させる構成にすると、前記切替え手段の構造が至極簡単になり、小型化及び軽量化を図ることができるという効果を奏する。

本発明の第2の局面は、前記第1の局面に加えて、前記集草ボックスは、その骨組を構成する支持フレームと、前記集草ボックスの底面を形成する支持板と、前記支持フレーム及び前記支持板の周囲を覆う網又は布製の袋体とを備え、前記支持フレームに、前記支持板のうち前記集草ボックスの開口部寄りの一端部を回動可能に取付ける一方、前記支持板の他端部と前記支持フレームとを、前記支持板の回動に対して抵抗を付与する緩衝手段を介して連結したことを特徴とするも

のである。

このように構成すると、支持フレームに対する支持板の回動が前記支持フレームと前記支持板の他端部とを連結する緩衝手段によって許容されるので、芝刈作業時や通常走行時に前記支持板を例えば縁石や地面に突き当てる等して前記支持板に衝撃力が作用した場合は、前記支持板は衝撃力の向きに合わせるように逃げ回動することになり、前記支持板に衝撃力が作用するのを緩和又は防止することができる。

従って、前記支持板の存在により、大量の芝草を収容した状態でも集草ボックスの底面を確実に支持する機能を保持しつつ、前記支持板や前記支持フレームが変形したり破損したりするおそれを格段に低減して、前記集草ボックスの耐久性を向上させることができるという効果を奏する。

さらに、前記第2の局面において、弾性を有するばね体を緩衝手段として採用すると、構造が簡単なので故障し難いし、部品点数も少なくて済むのでコストの抑制に寄与できるという効果を奏する。

# 図面の簡単な説明

- 図1は芝刈機の全体側面図である。
- 図2は芝刈機の全体平面図である。
- 図3は芝刈機の動力伝達系統を示す平面図である。
- 図4は機体フレームと集草ボックスとの連結構造を示す側断面図である。
- 図5は図4の 1 V 1 V 視拡大平断面図である。
- 図6は図4の要部拡大側断面図である。
- 図7は空又は空に近い状態の集草ボックスが姿勢切替え回動する態様の第1説 明図である。
- 図8は空又は空に近い状態の集草ボックスが姿勢切替え回動する態様の第2説明図である。
- 図 9 は芝草が多く詰まった状態の集草ボックスが姿勢切替え回動する態様の第 1 説明図である。
  - 図10は芝草が多く詰まった状態の集草ボックスが姿勢切替え回動する態様の

#### 第2説明図である。

図11は集草ボックスの支持フレーム及び支持板を示す概略斜視図である。

図12は蓄カバー体の前部の取付け箇所を示す側断面図である。

図13は図2のXIII-XIII視正断面図である。

図14は案内支持手段の第1別例を示す正断面図である。

図15は案内支持手段の第2別例を示す正断面図である。

図16は図12のXVI-ХVI視正断面図である。

図17は図1のXVII-XVII視正断面図である。

図18は図17のXVIII-XVIII視拡大側断面図である。

図19はミッションケース周りの骨組構造を示す概略斜視図である。

図20は排出ダクトと切替弁板との概略斜視図である。

図21は位置決め部材の別例を示す概略斜視図である。

図22は図4のXXII-XXII視断面図である。

図 2 3 は図 2 2 の X X I I I - X X I I I 視平断面図である。

# 発明を実施するための最良の形態

以下、本発明を具体化した実施形態を図面に基づいて説明する。

まず、主として図1及び図2を参照しながら、走行型芝刈機の概要について説明する。

図1及び図2に示すように、この実施形態における芝刈機の走行機体1は、平面視略門型の機体フレーム2を備えている。当該機体フレーム2は、その左右両側の前後に配置された前後四輪3,3,4,4で支持されている。

走行機体1の上面前部には、動力源としてのエンジン5と、操向丸ハンドル7を有する操縦コラム部6とが搭載されている。走行機体1の上面後部を覆うリヤカウル8内には、エンジン5からの出力を適宜変速して左右両後輪4,4に伝達するHST式(静油圧式無断変速機構)等のミッションケース9が配置されている(図3参照)。

リヤカウル 8 上には運転座席 1 0 が設けられている。この運転座席 1 0 に座ったオペレータが操向丸ハンドル 7 を回動操作することにより、その操作量(回動

量)に応じて左右両前輪 3 , 3 のかじ取り角(操向角度)が変わるように構成されている。運転座席 1 0 の左側には、後述するモア装置 1 5 を昇降操作するためのモア昇降レバー 1 1 が前後回動可能に設けられている。運転座席 1 0 の右側には、後述する集草ボックス 2 2 の姿勢を切り替える手動操作手段としての姿勢切替レバー 1 2 が上下回動可能に設けられている。なお、操縦コラム部 6 の裏面(後面)側には、車速を適宜調節するための変速ペダル 1 3 と、走行機体 1 を制動操作するためのブレーキペダル 1 4 とが立設されている。

機体フレーム2の下面のうち左右両前輪3,3と左右両後輪4,4との間には、刈取機構としてのモア装置15が前後一対のリンク杆16,17を介して昇降動可能に装着されている。モア装置15は、下向き開口椀状のモアケース18内に、水平回転可能な左右一対のロータリ刈刃19,19を備えている(図3参照)。

また、モアケース18の左右両側の前後には、下降時にモア装置15の高さを調節する4つのゲージ車輪20が取り付けられている。モアケース18から後向きに延びるダクト部は、機体フレーム2の下面のうち左右両後輪4,4の間に配置した排出ダクト21を介して走行機体1の後部に配置した集草ボックス22に連通している。

モア装置15が地面に這わせた状態で各ロータリ刈刃19を回転させると、地面に植立した芝草は適宜高さに刈り取られる。各ロータリ刈刃19で刈り取った刈取芝は、モア装置15から排出ダクト21を経由して集草ボックス22に収容される。

次に、主に図3を参照しながら、芝刈機の動力伝達系統について説明する。この実施形態の芝刈機では、エンジン5の回転動力の一部を左右両後輪4,4に配分する二輪駆動方式が採用されている。

すなわち、エンジン 5 の回転動力の一部は、当該エンジン 5 から前後外向きに 突出する出力軸 2 3 の後端部から、前後両端に自在継手を備えた推進軸 2 4 、ミッションケース 9 よりも前方の部位に配置した走行用ギヤボックス 2 5 及び無端ベルト 2 6 を介して、ミッションケース 9 に伝達される。そして、このミッションケース 9 に左右外向きに突設した横軸 2 7 から無端チェーン 2 8 を介して走行

機体1の後ろ寄り部位に設けた左右長手の後輪駆動軸29に伝達される(図17 参照)。その結果、後輪駆動軸29の左右両端に取り付けられた後輪4,4が回 転駆動する。

他方、エンジン 5 の他の回転動力は、出力軸 2 3 の前端部から、動力伝達用ベルト等の無端帯 3 1 を介して、機体フレーム 2 の前部に軸支したPTO軸 3 2 に伝達される。次いで、このPTO軸 3 2 から、前後両端に自在継手を備えた中間軸 3 3、モアケース 1 8 の上面のうち機体フレーム 2 よりも右側の部位に配置したモア用ギヤボックス 3 4 及び無端ベルト 3 5 を介して、モアケース 1 8 のうち平面視で機体フレーム 2 を挟んだ両側に回転可能に軸支した縦長のロータリ軸 3 6 , 3 6 に動力伝達される。その結果、左ロータリ刈刃 1 9 は平面視で時計方向に回転駆動し、右ロータリ刈刃 1 9 は平面視で反時計方向に回転駆動する。当該両ロータリ刈刃 1 9 の回転により、モアケース 1 8 から集草ボックス 2 2 に向かって後向きに流れる搬送風が形成される。この搬送風が各ロータリ刈刃 1 9 で刈り取った芝草を集草ボックス 2 2 にまでスムーズに搬送する。

次に、主に図4~図6を参照しながら、機体フレーム2と集草ボックス22と の連結構造について説明する。

集草ボックス 2 2 は前面を開口した略箱型のものである。集草ボックス 2 2 のうち受入れ口 2 2 a (前面開口部)を除く周囲は、網又は布製の袋体 4 1 で覆われている。集草ボックス 2 2 の上面には、袋体 4 1 の網目を通り抜ける塵埃が走行機体 1 側へ回り込むのを防ぐための蓋カバー体 4 2 が取り付けられている。

集草ボックス 2 2 の上面のうち受入れ口 2 2 a 寄りの部位(後述する支持フレーム 6 1 の前面開口部寄りの部位)は、機体フレーム 2 の後端部に回動可能に軸支された水平状の横支軸 4 3 に固着されている。これにより、集草ボックス 2 2 は、受入れ口 2 2 a が排出ダクト 2 1 の排出口 2 1 a に対面する集草姿勢(モア装置 1 5 で刈り取った芝草を受け入れるときの姿勢、図 1 の実線状態参照)と、受入れ口 2 2 a が前方斜め下向きに開口する排出姿勢(図 1 の一点鎖線状態参照)と、受入れ口 2 2 a が地面に対面する完全排出姿勢(図 1 の二点鎖線状態参照)とに切り替え得るように、横支軸 4 3 を回動中心として上下回動する構成となっている。

横支軸 4 3 の一端部は、姿勢切替レバー 1 2 の昇降回動操作に連動して横支軸 4 3 が回動するように、連動機構 4 4 を介して姿勢切替レバー 1 2 のうち機体フレーム 2 に回動可能に軸支された水平軸部 1 2 a に連結されている。

連動機構44は、横支軸43の一端部に回動可能に装着された三角アーム45、当該三角アーム45と姿勢切替レバー12に固着された第1伝動アーム48とを連結する略棒状の連結ロッド46、及び横支軸43の一端部のうち三角アーム45よりも更に外側の箇所に固着されたアームリンク47を備えている。

この実施形態では、連結ピン 5 0 を連結ロッド 4 6 の一端部に形成された貫通穴を介して三角アーム 4 5 に形成された長溝穴 4 9 内に摺動可能で且つ抜け不能に嵌挿することにより、連結ロッド 4 6 の一端部が三角アーム 4 5 に対して連結されている。連結ロッド 4 6 の他端部は、第 1 伝動アーム 4 8 に枢着ピン 5 1 を介して回動可能に枢着されている。

また、アームリンク47に形成された長溝穴52に対しても、三角アーム45と連結ロッド46とを繋ぐ連結ピン50が摺動可能で且つ抜け不能に嵌挿されている。これにより、姿勢切替レバー12の昇降回動操作に連動して、三角アーム45とアームリンク47と横支軸43とが当該横支軸43を回動中心として一緒に回動する。

この実施形態では、姿勢切替レバー12を連結ロッド46等を介して三角アーム45及びアームリンク47に連結ピン50で連動連結させる構成が請求項1及び2に記載した切替え手段に相当する。

図5及び図6に示すように、横支軸43と機体フレーム2の後端部との間には、集草ボックス22を排出姿勢の方向に回動させるように付勢する一対の圧縮ばね53が左右対称状に取り付けられている。

機体フレーム2の後端部には、横支軸43を迂回するように円弧状に形成された支点越えリンク55が左右対称状に配置されている。これら各支点越えリンク55と集草ボックス22の前端上部(後述する支持フレーム61の各支柱フレーム63)との間には、引張りばね54が装架されている。

左右一対の引張りばね54の付勢力は、集草ボックスが前向きの集草姿勢の状態では各圧縮ばね53の付勢力よりも小さい。集草ボックス22が前向きの集草

姿勢から前方斜め下向きの排出姿勢に切替え回動すると、両引張りばね5 4 は横支軸4 3 を支点越えする。その後、両引張りばね5 4 は、集草ボックス2 2 を下向きの完全排出姿勢の方向に回動させるように付勢する。

一方、集草ボックス22の前端下部に回動可能に軸支されたラッチ軸56の両端部には、係合リンク57が固着されている。

各係合リンク 5 7 は、ラッチ軸 5 6 回りに回動することにより、排出ダクト 2 1 の後端下部に設けた鉤片 5 8 に係脱するように構成されている。係合リンク 5 7 の一方は、略棒状の連杆 5 9 を介して、当該係合リンク 5 7 の上方に位置する三角アーム 4 5 の一つの頂部に連結されている。

以上の構成において、姿勢切替レバー12を小さい操作角度 $\theta$ 1(図6参照)だけ上向きに回動操作すると、第1伝動アーム48が水平軸部12a回りに図6の時計方向に回動することにより、第1伝動アーム48に連結された連結ロッド46が三角アーム45を図6の反時計方向に回動させる。そうすると、三角アーム45が連杆59を引き上げるので、左右両係合リンク57が排出ダクト21の鉤片58から外れて係合解除される。

ここで、集草ボックス22が芝草の入っていない空状態か又は芝草の少ない空に近い状態であると、集草ボックス22の重心は、図4に符号Gで示すように、 集草ボックス22の回動中心である横支軸43の略真下に位置する。

従って、集草ボックス22は、左右両圧縮ばね53の付勢力により、受入れ口22aが前方斜め下向きとなるように自動的に適宜角度α(図7参照)だけ回動して、前方斜め下向きの排出姿勢となる(図1の一点鎖線状態参照)。

集草ボックス22が前方斜め下向きの排出姿勢になると、連結ロッド46における一端部の作用力点(アームリンク47に対して姿勢切替レバー12の操作力が作用する力点)である連結ピン50は、アームリンク47の長溝穴52内を横支軸43に近付くように移動する。

そうすると、集草ボックス22の回動中心である横支軸43から作用力点である連結ピン50までの回転半径がR1と小さくなるので、姿勢切替レバー12の単位操作量に対するアームリンク47の回動角度、ひいては集草ボックス22の回動角度は大きくなる。

これにより、集草ボックス22が空又は空に近い場合は、姿勢切替レバー12の単位操作量に対するアームリンク47の回動角度を大きくした状態で(集草ボックス22の軽い重量に応じた操作力で)、姿勢切替レバー12をさらに上向きに回動操作することにより、集草ボックス22が下向きの完全排出姿勢となる(図8及び図1の二点鎖線状態参照)。

一方、集草ボックス22が芝草の多く詰まった状態であると、集草ボックス22の重心は、図4に符号G′で示すように、横支軸43よりも後方に位置することになる。

従って、姿勢切替レバー12を小さい操作角度θ1(図9参照)だけ上向きに回動操作しても、集草ボックス22は、芝草を含む自重のために、左右両圧縮ばね53に抗して前向きの集草姿勢(図1の実線状態参照)を保持する。

そうすると、図9に示すように、姿勢切替レバー12の上向き回動操作により、連結ロッド46における一端部の作用力点である連結ピン50は、アームリンク47の長溝穴52内を横支軸43から遠ざかるように移動するので、横支軸43から連結ピン50までの回転半径がR2と大きくなる。その結果、姿勢切替レバー12の単位操作量に対するアームリンク47の回動角度、ひいては集草ボックス22の回動角度は小さくなる。

従って、姿勢切替レバー12を軽い操作力で更に上向きに回動操作することにより、集草ボックス22は、芝草を多く含んで重い状態であるにも拘らず、受入れ口22aが前方斜め下向きとなるように適宜角度α(図10参照)だけ回動して、前方斜め下向きの排出姿勢となる。これにより、集草ボックス22内の芝草が地上に排出される。

芝草の排出がある程度まで進むと、集草ボックス22は、支点越えした左右一対の引張りばね54により、集草ボックス22は下向きの完全排出姿勢となるまで自動的に回動するのである。

その後、芝草が完全に排出される等により下向きの完全排出姿勢となった空状態の集草ボックス22では、連結ロッド46における一端部の作用力点である連結ピン50が、アームリンク47の長溝穴52内を横支軸43に近付くように移動することになる(図8参照)。

従って、姿勢切替レバー12を下向きに回動操作することにより、集草ボックス22は、姿勢切替レバー12の単位操作量に対するアームリンク47の回動角度を大きくした状態で、前向きの集草姿勢に戻る(図1の実線状態参照)。そして、三角アーム45が水平軸部12a回りに図6の時計方向に回動して連杆59を押し下げることにより、左右の係合リンク57が対応する鉤片58に蹴り込み係合し、集草ボックス22が回動不能にロックされる。

従って、この実施形態の走行型芝刈機によると、姿勢切替レバー12の手動操作により、集草ボックス22を集草姿勢と排出姿勢とに姿勢切替え回動させるに際して、集草ボックス22が空又は空に近い状態では姿勢切替レバー12の単位操作量に対する集草ボックス22の回動角度が自動的に大きくなり、集草ボックス22内に芝草が多く入った状態では前記回動角度が小さくなるので、集草ボックス22が空又は空に近い場合は、その軽い重量に応じた操作力で集草ボックス22の姿勢を切り替えることができる一方、集草ボックス22内に芝草が多く入っている場合であっても、軽い操作力で集草ボックス22の姿勢を簡単且つスムーズに切り替えることができる。

換言すると、姿勢切替レバー12による集草ボックス22の姿勢切替え操作を、集草ボックス22内の芝草の有無及び量に応じた軽い操作力で行うことができるので、作業者の操作負担を著しく低減することができ、走行型芝刈機での作業性が向上するのである。

また、集草ボックス22内の芝草の有無及び量に応じて姿勢切替レバー12の 単位操作量に対する集草ボックス22の回動角度を調節する切替え手段は、姿勢 切替レバー12を連結ロッド46等を介して三角アーム45及びアームリンク4 7に連結ピン50で連動連結させるものであるから、その構造が至極簡単であり 、小型化及び軽量化を図ることができるのである。

次に、主として図11を参照しながら、集草ボックス22の詳細な構造について説明する。

集草ボックス22の骨組を構成する支持フレーム61は、並列状に並ぶ一対の 支柱フレーム63と、これら両支柱フレーム63の上端部間に連設した略コ字状 の梁フレーム64と、各支柱フレーム63の先端部と梁フレーム64のコーナ部

とをつなぐ筋交いフレーム65とで構成されている。

支持フレーム 6 1 及び集草ボックス 2 2 の底面を形成する支持板 6 2 の周囲を 袋体 4 1 で覆った状態では、左右一対の支柱フレーム 6 3 の間が集草ボックス 2 2 の受入れ口 2 2 a となっている(図 1 及び図 4 参照)。

支持板62における受入れ口22a寄りの前端部は、集草ボックス22の前端下部(両支柱フレーム63の先端部)に回動可能に軸支されたラッチ軸56で上下回動可能に軸支されている。

支持板62の上面後部には、断面コ字状の第1ブラケット66(実施形態では2つ)が固着されている一方、梁フレーム64の下面側には、断面コ字状の第2プラケット67が各第1ブラケット66と相対向する位置に固着されている。互いに対向する2つのブラケット66,67には、弾性を有するばね体としての板ばね68がねじ69で固定されている。従って、支持板62のラッチ軸56回りの回動には、各板ばね68により弾性的な抵抗が付与される。なお、板ばね68は請求項3及び4に記載した緩衝手段に相当する。板ばね68は2つに限らず、1つ以上あればよい。

このように構成すると、支持板62の上面後部と梁フレーム64とを連結する各板ばね68により、支持板62のラッチ軸56回りの回動が許容されているので、芝刈作業時や通常走行時に支持板62を例えば縁石や地面に突き当てたとしても、支持板62は、各板ばね68の弾性に抗して衝撃力の向きに合わせるように上向きに逃げ回動することになる(図4参照)。

これにより、支持板62に衝撃力が作用するのを緩和又は防止できるから、支持板62の存在により、大量の芝草を収容した状態でも集草ボックス22の底面を確実に支持する機能を保持しつつ、支持板62や支持フレーム61が変形したり破損したりするおそれを格段に低減して、集草ボックス22の耐久性を向上させることができる。

また、集草ボックス 2 2 から芝草を排出する際には、集草ボックス 2 2 を完全排出姿勢(図 1 の二点鎖線状態参照)とした状態で、作業者が支持板 6 2 を押し引きして揺動させることにより、支持板 6 2 と袋体 4 1 との間に挟まったり支持板 6 2 にへばり付いたりした芝草もスムーズに地上に排出することができる。

さらに、この実施形態では、緩衝手段として板ばね68を採用したので、構造が簡単で故障し難いし、部品点数も少なくて済むのでコストの抑制に寄与できる。前述の両板ばね68をこれらとは長さの異なる板ばねに付け替えれば、集草ボックス22の収容容量の変更も簡単に行える。

なお、請求項3に記載した緩衝手段は板ばね68に限らず、ばね体としてのコイルばね、ガススプリング、ゴム(弾性体)や油圧ダンパ等、種々のものを採用できる。

以下においては、この実施形態の走行型芝刈機に採用されたその他の構成を説明する。

まず、図1、図4、図12及び図13を参照しながら、蓋カバー体42の詳細な構造について説明する。

図12に示すように、蓋カバー体42の前部内面にボルト締結された内カバー体71には、例えば板ばね材等からなる断面Ω字状の弾性クリップ72の基端がボルト締結されている。蓋カバー体42を集草ボックス22の上方から被せると、弾性クリップ72が機体フレーム2の後端部に上向きに立設された門型フレーム73の水平軸部73aに対して回動可能で且つ着脱可能に被嵌される。

門型フレーム 7 3 の水平軸部 7 3 a は、横支軸 4 3 よりも上方で且つリヤカウル 8 の後端縁最上部の近傍に位置している。

他方、蓋カバー体 4 2 の後部内面の略中央部位は、支持フレーム 6 1 の上部後端に対して、集草ボックス 2 2 の姿勢切替え回動に伴って前後方向に相対的にずれ移動可能な状態で支持されている(図 4 参照)。

蓋カバー体 4 2 の後端部を支持フレーム 6 1 に支持させるための案内支持手段 7 4 は、蓋カバー体 4 2 における後部内面の略中央部位にボルト締結された前後 長手で下向き開口略樋状の案内レール 7 5 と、支持フレーム 6 1 の上部後端(梁フレーム 6 4 の部位)に上向きに突設された左右一対の転動コロ 7 6 とにより構成されている(図 4 及び図 1 3 参照)。

各転動コロ76は、案内レール75を左右両側から挟み込むように、案内レール75の左右側面から外向きに張り出した当接板部75aと蓋カバー体42の後部内面との間に嵌め込まれる。従って、案内レール75の当接板部75aと蓋カ

バー体 4 2 の後部内面との間を各々転動する転動コロ7 6 により、蓋カバー体 4 2 の後端部が支持されている。案内レール 7 5 の前端部には、舳先のように前向きく字状に突出したガイド板 7 7 が取り付けられている(図 4 参照)。

この構成において、姿勢切替レバー12を上向きに回動操作することにより、 集草ボックス22を前方斜め下向きの排出姿勢となるように横支軸43回りに上 向き回動させると、支持フレーム61側の両転動コロ76が案内レール75の当 接板部75aと蓋カバー体42の後部内面との間を相対的に前進するように滑り ながら、蓋カバー体42の後端部を押し上げる。これにより、蓋カバー体42は 、集草ボックス22に対して相対的に後退動しながら、門型フレーム73の水平 軸部73a回りに上向き回動する(図1の一点鎖線状態参照)。

集草ボックス22を下向きの完全排出姿勢となるようにさらに上向き回動させると、蓋カバー体42も、集草ボックス22に対して更に相対的に後退動しながら、支持フレーム61側の両転動コロ76で押し上げられて、略垂直状に起立した状態にまで上向き回動する(図1の二点鎖線状態参照)。

その後、姿勢切替レバー12を下向きに回動操作することにより、集草ボックス22を前向きの集草姿勢となるように横支軸43回りに下向き回動させると、支持フレーム61側の両転動コロ76が案内レール75の当接板部75aと蓋カバー体42の後部内面との間を相対的に後退するように滑りながら、蓋カバー体42の後端部を引き下げる。これにより、蓋カバー体42は、集草ボックス22に対して相対的に前進動しながら、略水平状の状態にまで下向き回動するのである(図1の実線状態参照)。

この場合、蓋カバー体 4 2 の後端部を、案内レール 7 5 に沿っての相対的なずれ移動(往復動)が可能な一対の転動コロ 7 6 で下方から支持しているから、集草ボックス 2 2 と蓋カバー体 4 2 とは回動中心の位置が異なるにも拘らず、蓋カバー体 4 2 を、集草ボックス 2 2 が排出姿勢に切替え回動するにつれて前方斜め下向きの傾斜が大きい姿勢とし、集草ボックス 2 2 が集草姿勢に切替え回動するにつれて前方斜め下向きの傾斜が小さい姿勢となるように、スムーズに上下回動させることができる。

また、集草ボックス22と蓋カバー体42とは回動中心の位置がそれぞれ別な

ので、蓋カバー体 4 2 側の回動中心、すなわち門型フレーム 7 3 の水平軸部 7 3 a の位置をできるだけリヤカウル 8 の後端縁最上部に近付けることができる。

これにより、集草ボックス 2 2 が集草姿勢のときに蓋カバー体 4 2 とリヤカウル 8 との間に形成される隙間を、集草ボックス 2 2 の姿勢切替え回動の際に蓋カバー体 4 2 の前端がリヤカウル 8 の後端に干渉しない状態で、小さく設定することができるから、リヤカウル 8 と蓋カバー体 4 2 との境界(隙間)を目立たなくすることができ、蓋カバー体 4 2 がリヤカウル 8 の後端から連続するかのような外観に仕上げることができる。すなわち、走行型芝刈機全体を一体感のある外観に仕上げて、見栄えをよくすることができる。

さらに、案内支持手段74を、蓋カバー体42側の案内レール75と支持フレーム61側の一対の転動コロ76とにより構成し、これら各転動コロ76が、案内レール75を左右両側から挟み込むようにして、案内レール75の当接板部75aと蓋カバー体42の後部内面との間に嵌め込まれているから、案内レール75に沿っての相対的なずれ移動(往復動)が可能な両転動コロ76で蓋カバー体42の後端部を下方から支持することが簡単に行えるものでありながら、部品点数が少なくて済むし、故障もしにくい。

しかも、左右一対の転動コロ76は、案内レール75を左右両側から挟み込んでいるから、蓋カバー体42が左右方向にがたつくのを防止することができる。また、各転動コロ76は、案内レール75の当接板部75aと蓋カバー体42の後部内面との間に嵌め込んでいるから、蓋カバー体42の上下方向のがたつきも防止することができる。

従って、この実施形態の案内支持手段 7 4 の構成を採用すると、走行型芝刈機の走行時に、蓋カバー体 4 2 からビビリ音が発生することがない。

集草ボックス22の上面に蓋カバー体42を取り付けるに際しては、左右一対の転動コロ76の間に、案内レール75をその前端側(ガイド板77側)から差し込んだのち、蓋カバー体42を前方に移動させることにより、案内レール75の各当接板部75aと蓋カバー体42の後部内面との間に、各転動コロ55を滑らせながら嵌め込む(図4の二点鎖線状態参照)。

この場合、案内レール75の前端部に前向きく字状のガイド板77を取り付け

ているので、両転動コロ76の間に案内レール75を差し入れる際に、案内レール75の左右両側に両転動コロ76をスムーズに案内することができる。

次いで、両転動コロ76を案内レール75の後端側に移動させた状態で、両転動コロ76の箇所を中心に回動するように蓋カバー体42を集草ボックス22の上方から被せることにより、弾性クリップ72を、門型フレーム73の水平軸部73aに弾性に抗して被嵌するのである(図4の実線状態及び図12参照)。蓋カバー体42の取り外しは逆の手順で行える。

従って、蓋カバー体42は、スパナやドライバ等の道具を用いることなく手軽に取付け・取外しを行うことができ、集草ボックス22のメンテナンス作業がし易いのである。

図14及び図15は案内支持手段74の別例を示している。

図14では、断面逆T字状の案内レール75′が蓋カバー体42における後部内面の略中央部位に溶接固定されている点において、前述の実施形態のものと相違している。この場合、各転動コロ76は、前述の実施形態と同様に、案内レール75′を左右両側から挟み込むようにして、案内レール75′の左右側面から外向きに張り出した当接板部75a′と蓋カバー体42の後部内面との間に嵌め込まれている。

図15では、案内支持手段74が蓋カバー体42の後部内面に取り付けられた下向き開口略C字状の案内レール75″と支持フレーム61の上部後端に上向き突設された一つの転動コロ76″とで構成されている点において、前述の実施形態のものと相違している。この場合、転動コロ76″は、案内レール75″の左右内面を転動するようにして、案内レール75″における下向きの溝状ガイド部75a″内に嵌め込まれている。

これらの例から分かるように、案内レールの形状は、転動コロを案内レールに沿って上下左右にがたつくことなく往復動可能とする構成になっていれば、任意の形状に設定できる。転動コロの個数も案内レールの形態に合わせて設定すればよい。

また、弾性クリップ 7 2 を機体フレーム 2 側に固定し、門型フレーム 7 3 を蓋カバー体 4 2 の前部内面に固定するというように、配置関係を上記実施形態と逆

にしてもよい。さらに、案内レールを支持フレーム 6 1 側に固定し、転動コロを 蓋カバー体 4 2 の後部内面に固定してもよい。

なお、図12に詳細に示すように、蓋カバー体42の前端部には一対の凹み部81が左右対称状に形成されている。これら各凹み部81には、前後3つの取付け穴82が形成されている一方、内カバー体71にも、蓋カバー体42の各取付け穴82に対応したボルト挿入穴83が左右対称状に3箇所ずつ(合計6つ)空いている。蓋カバー体42の各凹み部81は、ボルト84の頭又はナット85を収納するのに十分な大きさに設定されている。

内カバー体 7 1 を蓋カバー体 4 2 の前部内面側に配置した状態で、凹み部 8 1 内のうち各取付け穴 8 2 の箇所に配置したナット 8 5 に、ボルト 8 4 をボルト挿通穴 8 3 及び取付け穴 8 2 を介して下方からねじ込むことにより、内カバー体 7 1 は蓋カバー体 4 2 の前部内面に着脱可能に固定されている。また、各凹み部 8 1 に対する前後 3 つのボルト 8 4 のうち真中のものには、弾性クリップ 7 2 の基端が取り付けられている。各凹み部 8 1 には合成樹脂製の化粧カバー 8 6 が上方から嵌め込まれている。

他方、図12及び図16に示すように、リヤカウル8の後端部に形成された左右一対の凹所87には、それぞれ前後2つの貫通穴88が形成されている。リヤカウル8の後部内面の貫通穴88の箇所には、例えば板ばね材等からなるばねクリップ89がボルト84及びナット85で固定されている。このばねクリップ89は、リヤカウル8を機体フレーム2の上方から被せることにより、機体フレーム2の後部に取り付けられた丸軸又は丸パイプ状の係合片90に対して着脱可能に被嵌される。

リヤカウル8の各凹所87は、ボルト84の頭又はナット85を収納するのに十分な大きさに設定され、且つリヤカウル8の後端部のうち蓋カバー体42の各凹み部81に対応する位置に形成されている。従って、集草ボックス22が集草姿勢のときには、左右の凹み部81及び凹所87は前後一列状に並ぶことになる(図2参照)。また、各凹所87にも合成樹脂製の化粧カバー86が上方から嵌め込まれている。

この構成により、化粧カバー86でナット85又はボルト84の頭を隠すこと

ができるから、蓋カバー体 4 2、ひいては走行型芝刈機全体の美感を向上させることができる。しかも、集草ボックス 2 2 が集草姿勢のときには、左右の凹み部 8 1 及び凹所 8 7 が前後一列状に並ぶので、これらを覆う化粧カバー 8 6 は左右対称で並列状の模様を形成することになる。従って、走行型芝刈機全体の美感がより一層向上するのである。

次に、主として図17及び図18を参照しながら、運転座席10周辺の構造について説明する。

図17に示すように、機体フレーム2の後部外側面には、側面視略門型のブラケット部材91が左右対称状に固着されている。当該両ブラケット部材91の間には、機体フレーム2を挟んで上方にミッションケース9が搭載され、下方には排出ダクト21が配置されている。

なお、ミッションケース9から上向きに突出する入力軸92の上端には、送風羽根車93が取り付けられている。入力軸92と共に送風羽根車93が回転することにより、運転座席10周辺の外気が吸い込まれて、ミッションケース9に向かう下向きの気流が形成される。この気流により、ミッションケース9で発生した熱を積極的に逃がしている。

左右両ブラケット部材 9 1 の上部内側に着脱可能に取り付けられた断面 L 型の受け部材 9 4 の上面には、前後方向に延びるレール 9 5 がそれぞれに設けられている。これら左右一対のレール 9 5 で運転座席 1 0 の下面に取り付けられた座席用ブラケット 9 6 を前後方向に移動可能に支持することにより、運転座席 1 0 は前後方向に移動調節可能に構成されている。

図18に示すように、座席用ブラケット96の前端部は、運転座席10の先端に対して枢支ピン97で回動可能に枢着されている。従って、運転座席10は、前後方向に移動調節可能なだけでなく、前のめり状に枢支ピン97回りに跳ね上げ回動可能となっている(図18の二点鎖線状態参照)。

座席用ブラケット96には、作業者の座っていない状態の運転座席10を少しだけ浮き上げ回動させる方向(図18の一点鎖線状態参照)に付勢するばね手段98が設けられていると共に、作業者の座った状態の運転座席10の下面が当接するクッション体99が設けられている。

さらに、座席用ブラケット96には、運転座席10の下面と接触しているか否かを検出するリミットスイッチ100が取り付けられている。

作業者が運転座席10に着座することにより、運転座席10がばね手段98の付勢力に抗して下向き回動してリミットスイッチ100に当接すると、このリミットスイッチ100が入り作動して、エンジン5が始動するか、又はエンジン5から後輪4及びモア装置15への動力伝達が可能な状態となる。

作業者が運転座席10から離れると、運転座席10の後部がばね手段98の付勢力で座席用ブラケット96から少しだけ前のめり状に浮き上がるので、運転座席10の下面がリミットスイッチ100から離れることになる。そうすると、リミットスイッチ100が切り作動して、エンジン5の駆動が停止するか、又はエンジン5から後輪4及びモア装置15への動力伝達が遮断される。

この実施形態では、ばね手段98、クッション体99及びリミットスイッチ100の三者は、座席用ブラケット96に対して前後方向に並べて配置されている。クッション体99は、平面視で座席用プラケット96の後部側に左右対称状に設けられている。ばね手段98とリミットスイッチ100とは、平面視で運転座席10の一側部に一列状に並び且つリミットスイッチ100が運転座席10の枢支ピン97寄りに位置するように設けられている。

このように構成すると、運転座席10を走行機体1の前後方向に移動調節可能 に構成したものでありながら、ばね手段98、クッション体99及びリミットス イッチ100を横方向に並べた分だけ、これらの部材98~100の配置高さを 低く抑えることができる。

また、クッション体 9 9 を座席用ブラケット 9 6 の後部側に左右対称状に設ける一方、ばね手段 9 8 とリミットスイッチ 1 0 0 とを運転座席 1 0 の一側部に並べて設けているので、運転座席 1 0 の下部に大きなスペースを確保することができる。これにより、このスペースに、例えば、このスペースに送風羽根車 9 3 のような他の部品等を配置する等して、運転座席 1 0 の下方空間を有効に利用することができる。

さらに、クッション体 9 9 とばね手段 9 8 とを座席用ブラケット 9 6 の後部側に配置する一方、リミットスイッチ 1 0 0 を運転座席 1 0 の前部側(枢支ピン 2

8側)に配置しているので、リミットスイッチ100が、運転座席10の浮き上がりで作動する際の検出感度を鈍らせることができ、芝刈作業時や通常走行時に、運転座席10が振動等で浮き上がって走行型芝刈機が不用意に停止することを回避できる利点もある。

一方、図18に示すように、リヤカウル8における運転座席10の箇所は、ブラケット部材91上の座席用ブラケット96と運転座席10とを連結するために開口している。

そして、座席用ブラケット96の後端部には、略水平の状態で後ろ向きに突出する後カバー板101が取り付けられている。この後カバー板101はリヤカウル8の開口から下側に差し込まれている。同様に、座席用ブラケット96の前端部には、略水平の状態で前向きに突出する前カバー板102が設けられている。この前カバー板102もリヤカウル8の開口から下側に差し込まれている。

このように構成すると、後カバー板101は、リヤカウル8の下側に差し込まれた状態で運転座席10と共に前後方向に移動するから、運転座席10の後部とリヤカウル8の開口との間を後カバー板101で常時塞ぐことができる。また同様に、前カバー板102も、リヤカウル8の下側に差し込まれた状態で運転座席10と共に前後方向に移動するから、運転座席10の前部とリヤカウル8の開口との間も前カバー板102で常に塞ぐことができる。

なお、この実施形態では、走行型芝刈機の製造(組立)の容易性に鑑み、図1 9に示すような構成が採用されている。

すなわち、左右両ブラケット部材 9 1 のうち少なくとも一方の水平部 9 1 aに 切断箇所 9 1 b を形成し、運転座席 1 0 を支持する受け部材 9 4 で切断箇所 9 1 b を連結固定(ボルト 1 0 3 締結)するのである。

この場合、ボルト103を緩めて受け部材94を取り外せば、ミッションケース9の横軸27の一端部を、切断箇所91bを通過させて機体フレーム2に載せることができるから、横軸27の長さが両ブラケット部材91の左右配置間隔より長くても、ミッションケース9を両ブラケット部材91の間に配置することが簡単に行えるのである。

ところで、図3に示すように、ミッションケース9の上面には、エンジン5か

ら左右両後輪 4 への動力伝達を完全に遮断して両後輪 4 を自由回転可能にするための動力遮断機構 1 0 4 を備えている。

この動力遮断機構104には、排出ダクト21の上方に配置された前後長手の操作杆105の前端が連結されている。操作杆21の後端部に取り付けられた握り部105aは、集草ボックス22の内部で且つ当該集草ボックス22を完全排出姿勢とした状態で運転座席10から手が届くような位置(運転座席10から操作可能な位置)に突出している(図22参照)。

このように構成すると、芝刈作業時や通常走行時には、動力遮断機構20に対する操作杆105の握り部105aは、前向きの集草姿勢となっている集草ボックス22でカバーされているから、芝刈作業時や通常走行時に誤って操作杆105を手動操作することを確実に回避できる。

また、例えば後輪 4 を溝又は泥濘等に落ち込んだ状態から脱出させるに際しては、姿勢切替レバー12の上向き回動操作で集草ボックス22を完全排出姿勢にすれば、操作杆105の握り部105 a は運転座席10から手が届くような位置に現れる。この握り部105 a を手動操作することにより、エンジン5から左右両後輪4への動力伝達が完全に遮断され、両後輪4は自由回転可能となる。すなわち、必要な場合にのみ、操作杆105の握り部105 a を手動操作可能な状態にすることができるのである。

次に、図1、図4及び図20を参照しながら、排出ダクト21の詳細な構造について説明する。

排出ダクト21は、機体フレーム2及び左右両ブラケット部材91に固着された断面下向きコ字状の上ダクト体111と、この上ダクト体111における下向き開口の前半部を塞ぐ断面上向きコ字状の下ダクト体112と、前記下向き開口の後半部を塞ぐ切替弁板113とにより構成されている(図4参照)。

図20に示すように、下ダクト体112における両側板112bの一端部は、 平面視で底板112aから外向き(後ろ向き)に突出している。これら突出端部 を上ダクト体111の両側板の中途部にピン114で枢着することにより、下ダ クト体112は上ダクト体111に対して上下回動可能に連結されている(図4 参照)。

下ダクト体112におけるモア装置15寄りの自由端部(側端部)は、モア装置15の昇降動に連動して下ダクト体112が上下回動するように、左右一対の連杆115を介してモアケース18に連結されている(図1参照)。

下ダクト体112における各側板112bの突出端部には、下向きに突出するプレート板116が溶接等で固定されている。これら両プレート板116の間には、位置決め部材の一例として断面円形で細軸状の棒状体117が装架されている。従って、棒状体117は底板112aの後端縁112cと両側板112b,112bの突出端部とに囲まれた囲み枠部123の下方に位置している。底板112aの後端縁112cと棒状体117との間には、適宜間隔G1の隙間が空いている。この実施形態では、棒状体117は底板112aの後端縁112cの長手方向(左右方向)に沿って略平行状に配置されている。なお、下ダクト体112の左右巾寸法は、モア装置15のダクト部の左右巾寸法よりも大きく且つ上ダクト体111の左右巾寸法よりも小さく設定されている。

切替弁板113は、上ダクト体111の下向き開口の後半部や排出ダクト21の排出口21aに嵌る程度の面積を有する矩形薄板状のものである。切替弁板113の一端部には、上向きに突出する左右一対のブラケット片118が固着されている。各ブラケット片118には左右外向きに突出するピン軸119が固着されている。上ダクト体111における両側板の後端部に形成した軸穴(図示せず)に切替弁板113のピン軸119を嵌め込むことにより、切替弁板113も上ダクト体111に対して上下(起伏)回動可能に連結されている。

図4に示すように、各ピン軸119に取り付けられた回動アーム120は、略棒状のリンク杆121を介して、姿勢切替レバー12の水平軸部12aから突出する第2伝動アーム122に連結されている(従って、第2伝動アーム122は姿勢切替レバー12の水平軸部12aに2本設けられている)。

上ダクト体111における下向き開口の後半部を塞ぐように、切替弁板113を下向き回動させたときには、そのモア装置15寄りの自由端部は、下ダクト体112の囲み枠部123内に収まるとともに棒状体117に載った状態で支持される。この棒状体117の存在により、切替弁板113は、閉止位置(図4の実線状態参照)を超えてまで下向き回動することはない。

この実施形態では、下ダクト体112における底板112aの内面と切替弁板 113の表面とが側面視で同一平面上に揃うように(切替弁板113の表面が底 板112aの内面の延長面上に位置するように)、切替弁板113と棒状体11 7との位置関係が設定されている(図4参照)。なお、当該位置関係は、切替弁 板113の自由端縁113aが底板112aの内面の延長面よりも下方に位置す るように設定してもよい。

切替弁板113を図4に示す閉止位置に位置決めした状態では、下ダクト体112の後端縁112cと切替弁板113の自由端縁113aとの間に適宜間隔G2の隙間が空いている。前記間隔G2は芝刈作業時に芝草が外に漏れ出さない程度の寸法(実施形態では5~30mm程度)に設定されている。なお、下ダクト体112の後端縁112cと棒状体117との隙間間隔G1は前記間隔G2以上に設定される。

この構成において、姿勢切替レバー12を上向きに回動操作することにより、 集草ボックス22を下向きの完全排出姿勢となるように横支軸43回りに上向き 回動させると、これら一対の第2伝動アーム112も姿勢切替レバー12の水平 軸部12a回りに回動し、各第2伝動アーム112に連結しているリンク杆11 1がこれに対応する回動アーム120及びピン軸119を一体的に上向き回動さ せる。

その結果、切替弁板113は排出ダクト21の排出口21aを塞ぐようにピン軸119回りに跳ね上げ回動し、上ダクト体111における下向き開口の後半部が開放される。

その後、姿勢切替レバー12を下向きに回動操作することにより、集草ボックス22を前向きの集草姿勢となるように横支軸43回りに下向き回動させると、第2伝動アーム112も水平軸部12a回りに下向き回動し、各第2伝動アーム112に連結しているリンク杆111がこれに対応する回動アーム120及びピン軸119を一体的に下向き回動させる。その結果、切替弁板113は上ダクト体111における下向き開口の後半部を塞ぐようにピン軸119回りに下向き回動し、その自由端部が棒状体117に載るのである。

この場合、切替弁板113の自由端縁113aと下ダクト体112における底

板112aの後端縁112cに間隔G2の隙間を空けた状態で、下ダクト体112の囲み枠部123の下方に位置する細軸状の棒状体117により、図4に示す閉止位置にある切替弁板113を支持しているから、切替弁板113を棒状体117に当接させた状態、すなわち図4に示す閉止位置に位置決めした状態では、排出ダクト21内に、切替弁板113の自由端縁113aによる段差が形成されることはない。

これにより、切替弁板113の自由端縁113aに芝草が引っ掛るおそれを著しく低減することができる。また、この実施形態では、下ダクト体112における底板112aの内面と切替弁板113の表面とが側断面視で同一平面上に揃っているので、集草ボックス22への芝草の搬送もよりスムーズになる。

仮に、底板112aの後端縁112cと切替弁板113の自由端縁113aとに跨って芝草が堆積している場合に切替弁板113を跳ね上げ回動させたりしても、底板112aの後端縁112cと棒状体117との間には、前記後端縁112cと切替弁板113の自由端縁113aとの隙間間隔G2よりも大きい間隔G1の隙間が空いており、且つ棒状体117自体も細軸状であるので、下ダクト体112や切替弁板113から零れ落ちた芝草が棒状体117に引っ掛る可能性は少ない。

その上、芝草が棒状体117に引っ掛ったとしても、棒状体117は断面円形で細軸状のものであるから、棒状体117上に不安定な状態で載っている芝草は、下向き回動した切替弁板113で簡単に地面に叩き落とされることになる。

従って、切替弁板113のデフレクタ機能(芝草の排出先を変更する機能)を 損なうことなく、芝草の堆積による排出ダクト21の詰りを確実に抑制すること ができる。これにより、排出ダクト21内の清掃の頻度も少なくて済む。

下ダクト体112における底板112aの後端縁112cと切替弁板113の自由端縁113aとの間には間隔G2の隙間が空いているので、底板112aの後端縁112cと切替弁板113の自由端縁113aとが干渉することはなく、切替弁板113は、無理なく起伏回動することができる。また、前記隙間間隔G2は芝刈作業時に芝草が漏れ出さない程度の寸法に設定されているので、下ダクト体112と切替弁板113との間の隙間から芝草を周囲に撒き散らすおそれは

ほとんどない。

図21は位置決め部材の別例を示している。この例では、下ダクト体112における各側板112bの突出端部に固定したプレート板116に、断面円形で細軸状のピン体117′を内向きに突出するように設けている点で、前述の実施形態のものと相違している。この場合も、底板112aの後端縁112cと各ピン体117′との間には適宜間隔G1の隙間が空いている。切替弁板113を下向き回動させたときには、そのモア装置15寄りの自由端部(側端部)は、下ダクト体112の囲み枠部123内に収まるとともに一対のピン体117′,117′に載った状態で支持される。下ダクト体112における底板112aの内面と切替弁板113の表面とは、側面視で同一平面上に揃えられている。

このように構成した場合も、一対のピン体117′が位置決め部材として発揮する機能は、前述の棒状体117と何ら変わるところがない。従って、切替弁板113のデフレクタ機能を損なうことなく、芝草の堆積による排出ダクト21の詰りを確実に抑制することができるのである。

なお、前述した位置決め部材は、断面円形に限らず、多角形状等の様々な形状を採用することができる。少なくとも芝草が載り難い細幅のものであればよい。また、位置決め部材は、下ダクト体112に取り付けるに限らず、上ダクト体111の両側板に取り付けてもよい。前述の実施形態では、下ダクト体112が上下回動する構成を採用していたが、下ダクト体112は、上ダクト体111に固定されていてもよいし、一体に形成されていても差し支えない。

次に、図22及び図23を参照しながら、走行機体1の後端部の構造について 説明する。

排出ダクト21の排出口21aの周囲には、この排出ダクト21の左右両側及び上側の三方を囲むように中空部材を門型に折り曲げして成る枠部材131が、機体フレーム2に対してボルト等で着脱可能に取り付けられている。

枠部材131の内径側には、これと上ダクト体111の左右両側面との間の隙間を塞ぐ左右一対の板部材132、並びに枠部材131と上ダクト体111の上面との間の隙間を塞ぐ板部材133が、ボルト等でそれぞれ着脱可能に取り付けられている。

各板部材132,132,133に対しては、集草ボックス22が前向きの集草姿勢のときに受入れ口22aの左右両側の支持フレーム61(左右両支柱フレーム63)が、枠部材131の内径側に当接するように設定されている。

一方、図23に示すように、各板部材132,132,133は、枠部材13 1の前面側に取り付けることにより、排出ダクト21の排出口21aよりも適宜 寸法Sだけ前方に位置している。なお、リヤカウル8の後端は、枠部材131に 対して着脱可能に取り付けられている。

このように構成すると、集草ボックス22を機体フレーム2で直接支持することができる一方、集草ボックス22が前向きの集草姿勢のときに左右両支柱フレーム63が当接する各板部材132,132,133の周囲を、門型の枠部材131で確実に補強することができる。

また、集草ボックス 2 2 が集草姿勢のときには、排出ダクト 2 1 の排出口 2 1 a は集草ボックス 2 2 内に適宜寸法 S だけ突出することになるので、芝草の外部への漏れだしを阻止した状態で、排出ダクト 2 1 から集草ボックス 2 2 内に刈り取った芝草をスムーズに導くことができる。

さらに、枠部材131及び各板部材132,132,133は着脱可能に構成されているから、これらの組立て及び分解も容易に行える。

なお、この実施形態では、排出ダクト21における左右両側の板部材132のうちいずれか一方には、集草ボックス22内に溜まる芝草量を検出するための芝草センサ134が設けられている。集草ボックス22内に所定量の芝草が溜まったことを芝草センサ134が検出すると、作業者にその旨を報知するか、芝刈作業を中止するか、若しくは集草ボックス22を完全排出姿勢に切替え回動させるように設定されている。

芝草センサ134は、排出ダクト21の底面(下ダクト体112の底板112a)から排出ダクト21の高さ寸法Hの半分までの高さ範囲内に設けられている。これにより、芝草量の検出が確実に行える。接触子135は、その上面に芝草が堆積しないように下向きに取り付けられている。

#### 請求の範囲

1. 刈取機構が装着された走行機体に、前記刈取機構で刈り取った芝草を収容する集草ボックスを、芝草を受け入れる集草姿勢と集積した芝草を排出する排出姿勢とに切り替え得るように回動可能に設け、前記走行機体側に設けた手動操作手段の操作により前記集草ボックスの姿勢が切り替わるように、前記集草ボックスと前記手動操作手段とを連動機構を介して関連させた走行型芝刈機であって、

前記連動機構には、前記集草ボックス内に芝草がないか又は少ない状態で前記 手動操作手段の単位操作量に対する前記集草ボックスの回動角度を大きくし、前 記集草ボックス内に芝草が多い状態で前記回動角度を小さくする切替え手段を設 けたことを特徴とする走行型芝刈機。

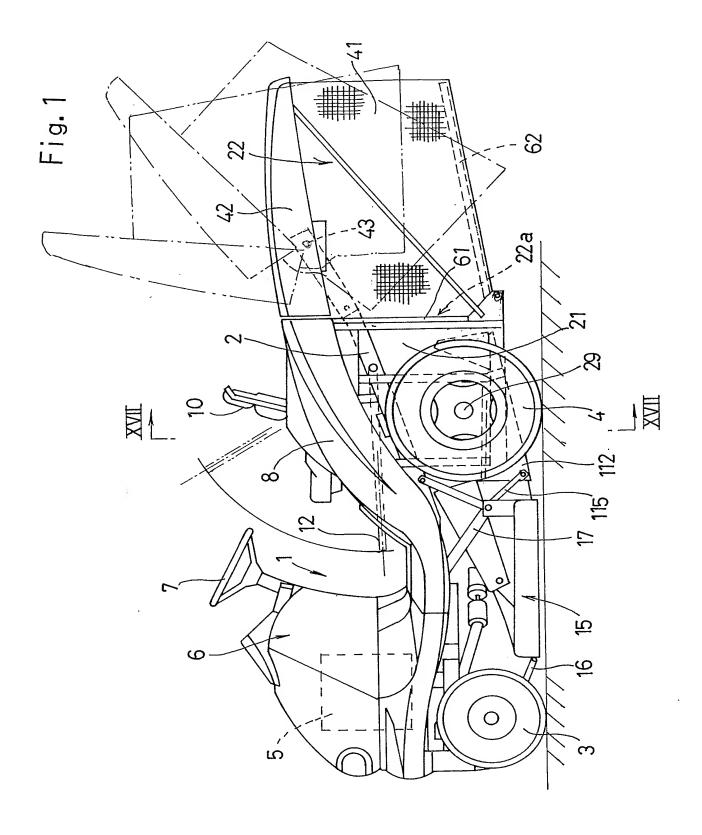
2. 前記連動機構には前記集草ボックスを回動させるアームリンクを備え、

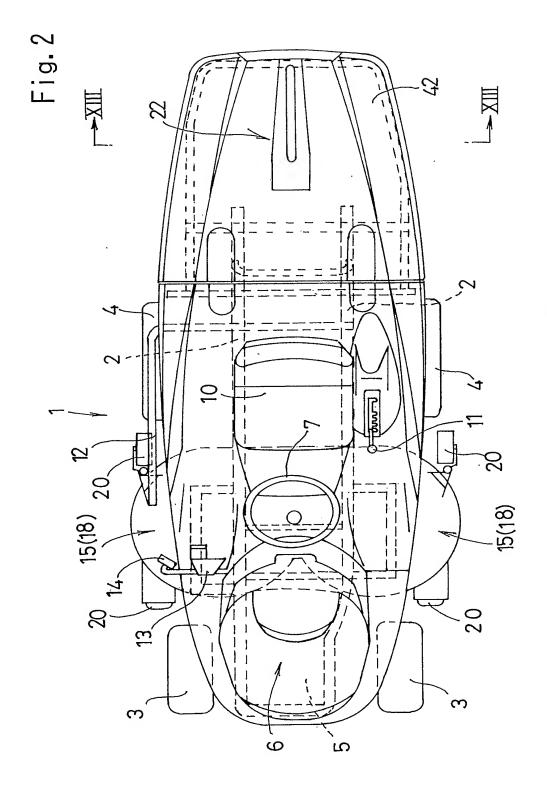
前記切替え手段は、前記集草ボックス内に芝草がないか又は少ない状態では、前記アームリンクに対して前記手動操作手段の操作力が作用する力点を、前記アームリンクの回動中心に近付けるように移動させる一方、前記集草ボックス内に芝草が多い状態では、前記力点を前記アームリンクの回動中心から遠ざけるように移動させる構成であることを特徴とする請求項1に記載の走行型芝刈機。

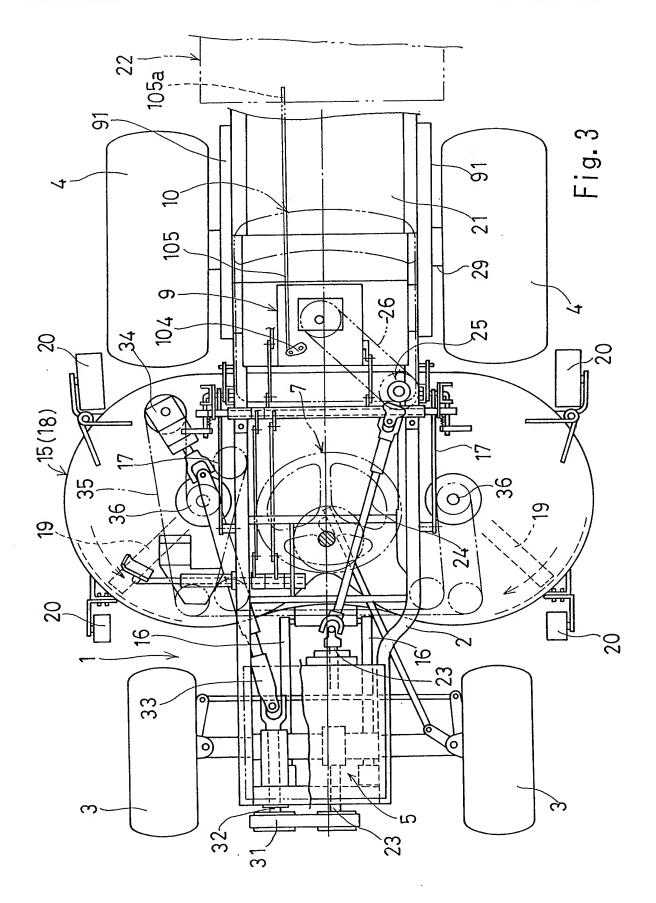
3. 前記集草ボックスは、その骨組を構成する支持フレームと、前記集草ボックスの底面を形成する支持板と、前記支持フレーム及び前記支持板の周囲を覆う網又は布製の袋体とを備え、

前記支持フレームに、前記支持板のうち前記集草ボックスの開口部寄りの一端 部を回動可能に取付ける一方、前記支持板の他端部と前記支持フレームとを、前 記支持板の回動に対して抵抗を付与する緩衝手段を介して連結したことを特徴と する請求項1に記載の走行型芝刈機。

4. 前記緩衝手段は弾性を有するばね体であることを特徴とする請求項3に記載の走行型芝刈機。







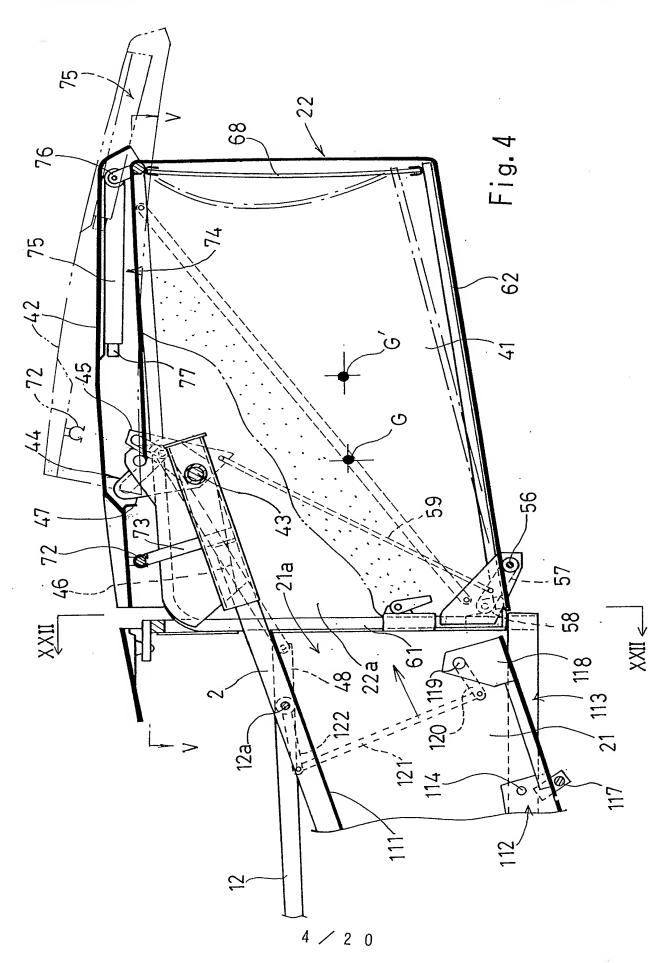
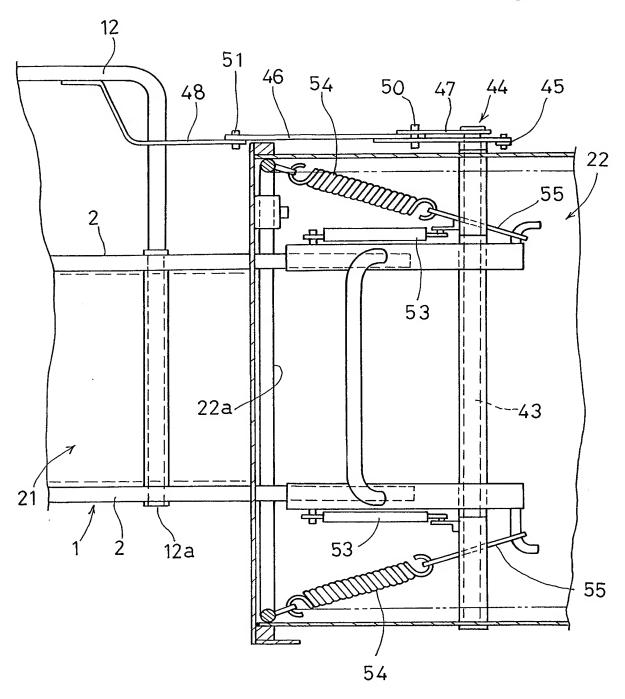
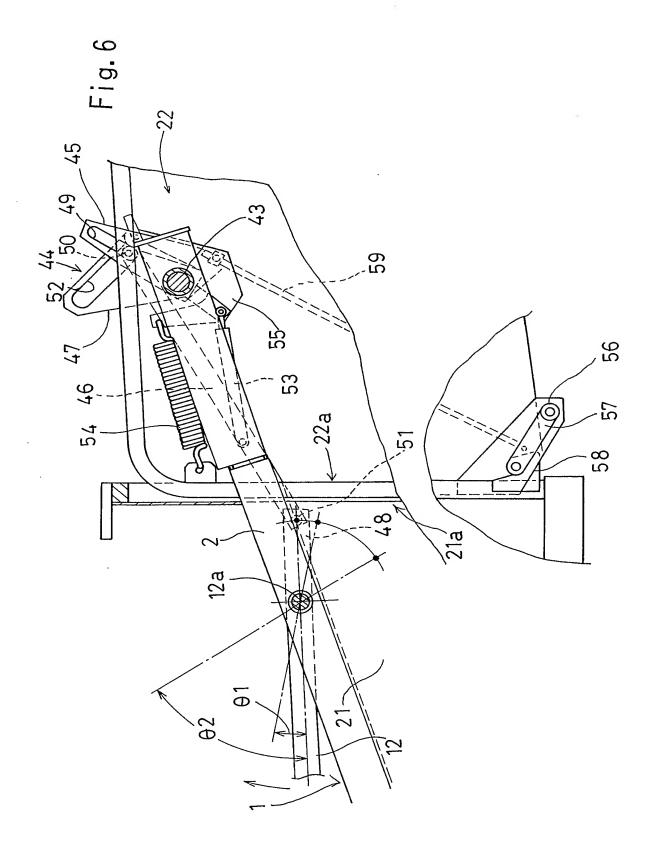
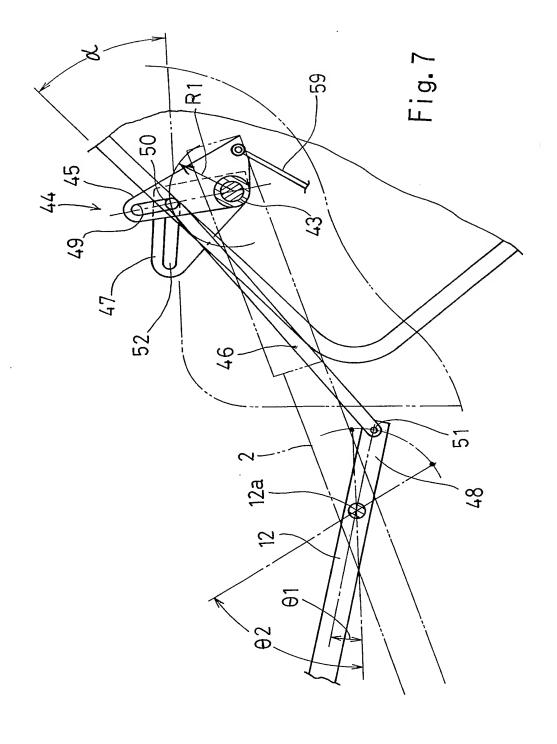
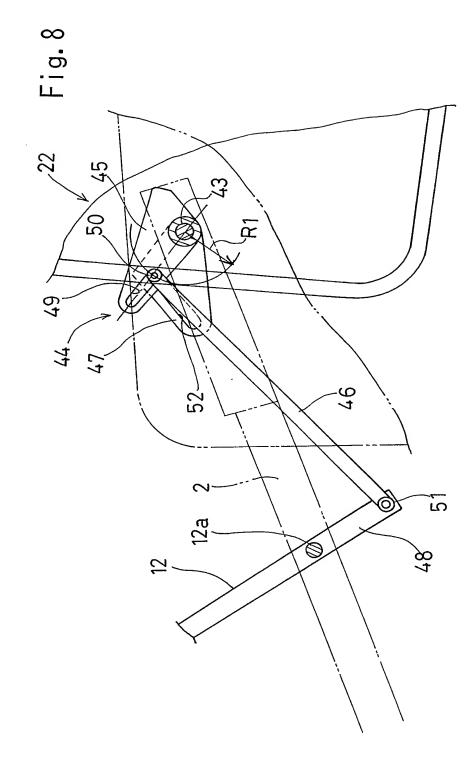


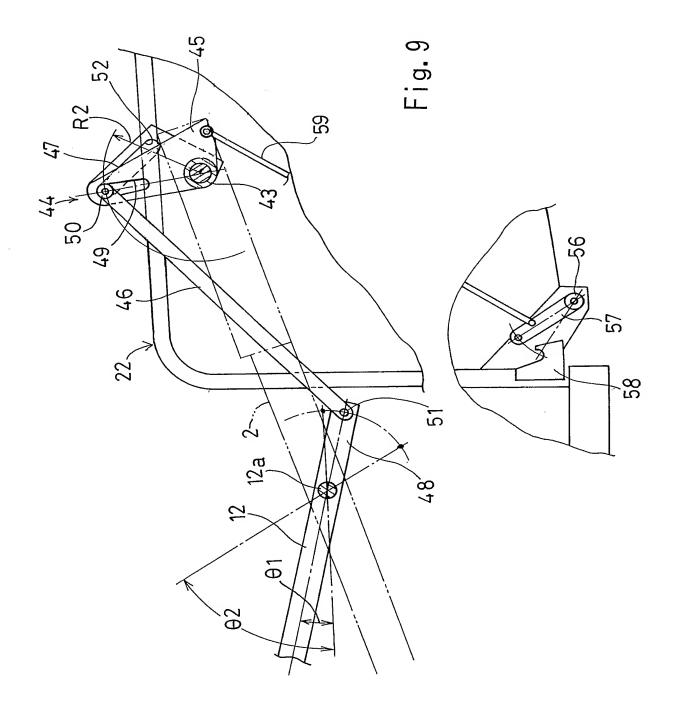
Fig. 5

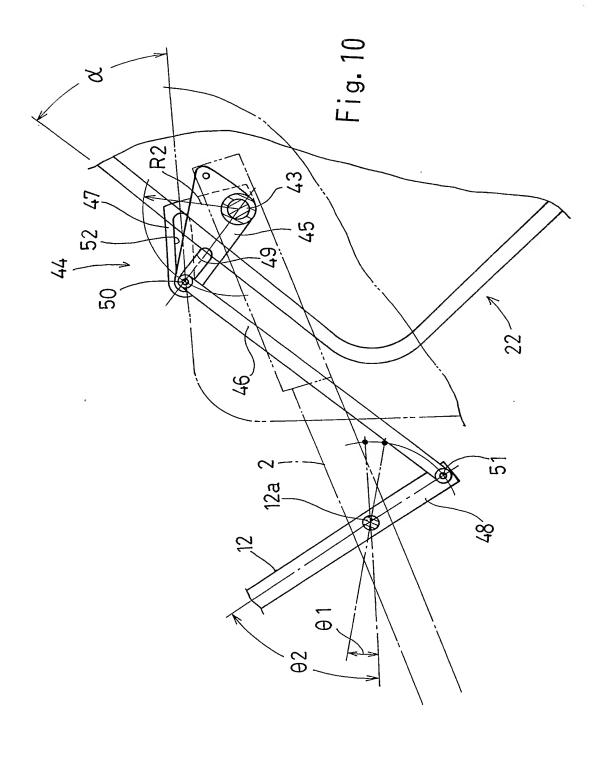


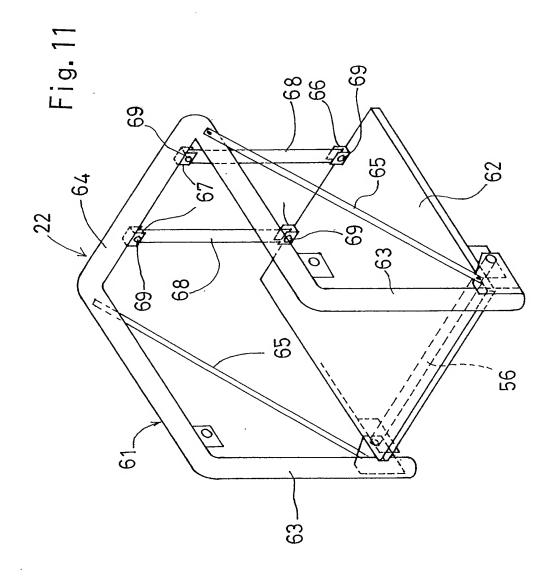


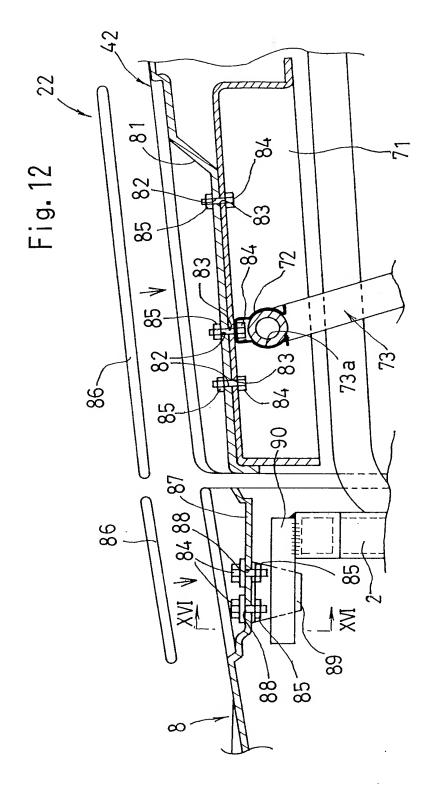


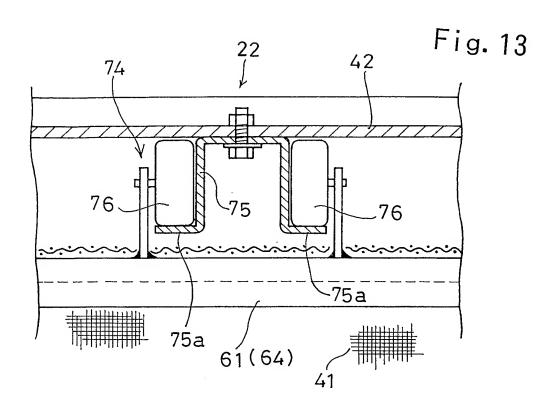












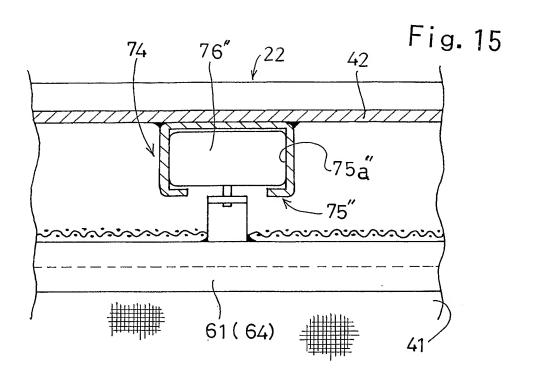


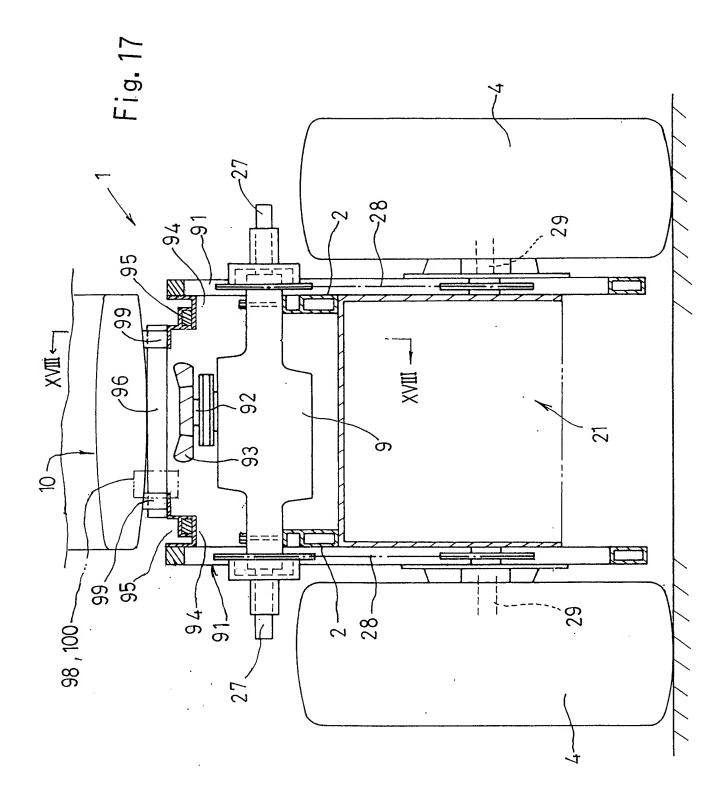
Fig. 16

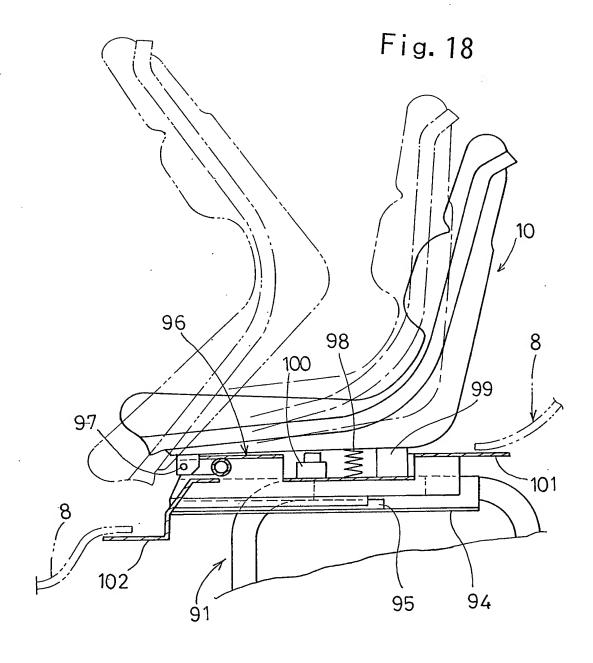
8 84

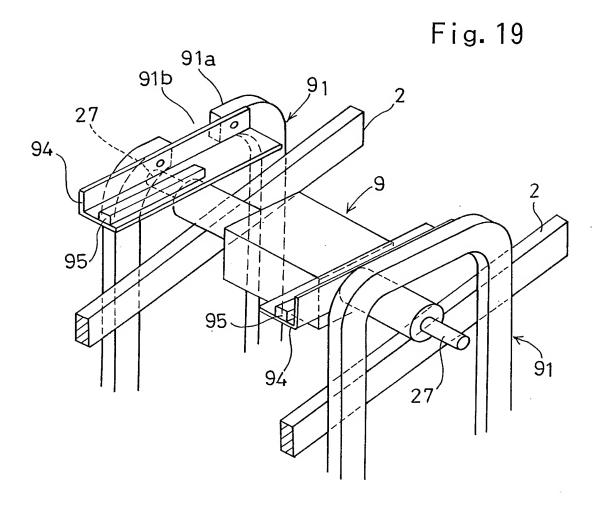
85

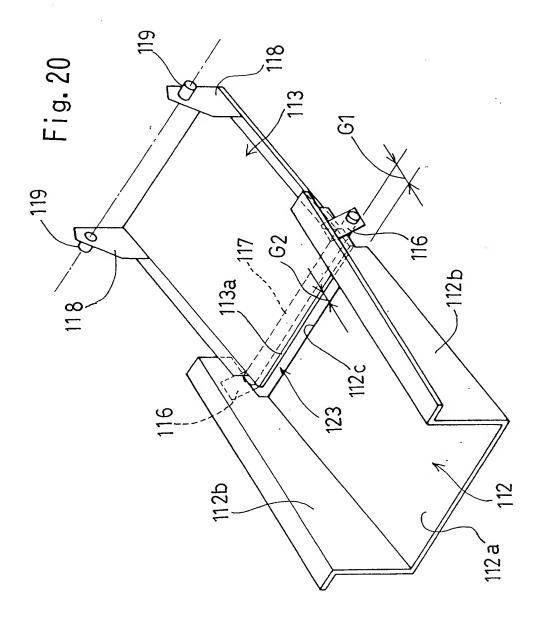
89

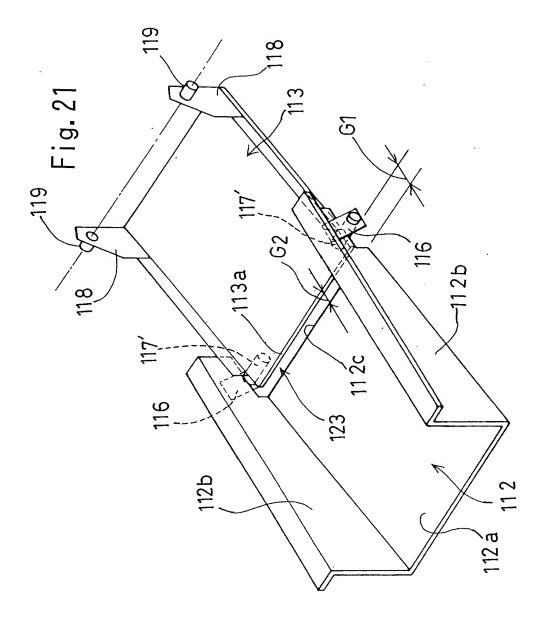
90

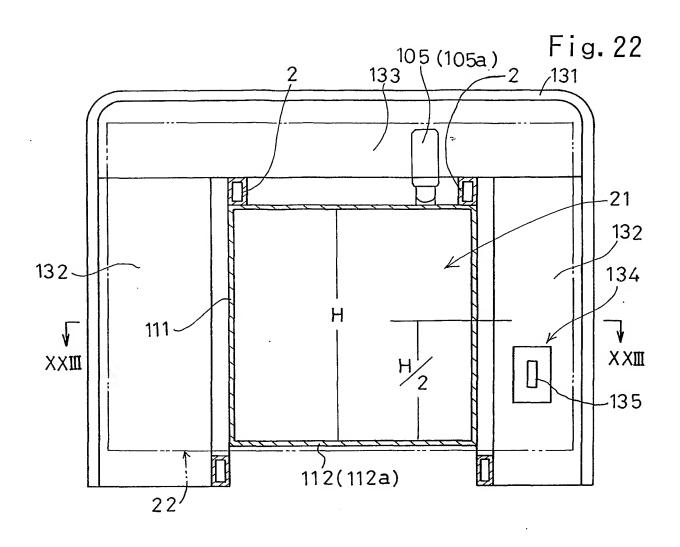


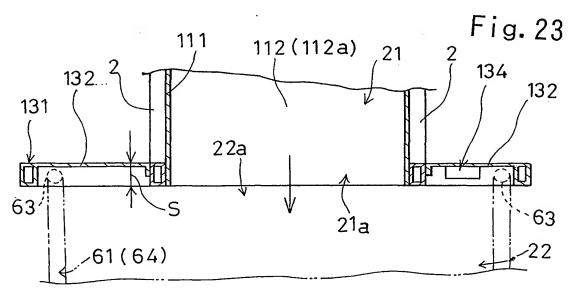












## INTERNATIONAL SEARCH REPORT

International application No.
PCT/JP2004/005511

A. CLASSIFIC Int.Cl	CATION OF SUBJECT MATTER A01D34/63					
According to International Patent Classification (IPC) or to both national classification and IPC						
B. FIELDS SE	ARCHED					
Minimum documentation searched (classification system followed by classification symbols) Int.Cl <sup>7</sup> A01D34/63, A01D34/71						
Documentation :	Documentation searched other than minimum documentation to the extent that such documents are included in the fields searched					
Jitsuyo Shinan Koho 1922-1996 Toroku Jitsuyo Shinan Koho Kokai Jitsuyo Shinan Koho 1971-2004 Jitsuyo Shinan Toroku Koho			1994-2004 1996-2004			
Electronic data base consulted during the international search (name of data base and, where practicable, search terms used)						
C. DOCUMEN	ITS CONSIDERED TO BE RELEVANT					
Category*	Citation of document, with indication, where ap		Relevant to claim No.			
A	JP 2001-45829 A (Kubota Corp 20 February, 2001 (20.02.01), Full text; all drawings (Family: none)		1-4			
A	JP 3-43948 Y2 (Kubota Corp.) 13 September, 1991 (13.09.91) Full text; all drawings (Family: none)		1-4			
A	JP 5-76230 A (Kubota Corp.), 30 March, 1993 (30.03.93), Full text; all drawings (Family: none)		1-4			
Further documents are listed in the continuation of Box C.		See patent family annex.				
* Special categories of cited documents:  "A" document defining the general state of the art which is not considered to be of particular relevance		"T" later document published after the international filing date or priority date and not in conflict with the application but cited to understand the principle or theory underlying the invention				
filing date	cation or patent but published on or after the international	"X" document of particular relevance; the claimed invention cannot be considered novel or cannot be considered to involve an inventive step when the document is taken alone				
cited to est	which may throw doubts on priority claim(s) or which is ablish the publication date of another citation or other on (as specified)	"Y" document of particular relevance; the considered to involve an inventive	claimed invention cannot be step when the document is			
"O" document referring to an oral disclosure, use, exhibition or other means "P" document published prior to the international filing date but later than the priority date claimed		combined with one or more other such documents, such combination being obvious to a person skilled in the art  "&" document member of the same patent family				
Date of the actual completion of the international search 26 July, 2004 (26.07.04)		Date of mailing of the international search report 10 August, 2004 (10.08.04)				
Name and mailing address of the ISA/ Japanese Patent Office		Authorized officer				
Facsimile No.		Telephone No.				

A. 発明の属する分野の分類 (国際特許分類 (IPC)) Int. Cl <sup>7</sup> A01D34/63					
B. 調査を行	テッカ公郎				
	最小限資料(国際特許分類(IPC))				
	Cl <sup>7</sup> A01D34/63, A01D34/7	1			
	外の資料で調査を行った分野に含まれるもの				
日本国実月	用新案公報 1922-1996年				
	開実用新案公報 1971-2004年				
	最実用新案公報 1994-2004年 用新案登録公報 1996-2004年				
国際調査で使用した電子データベース(データベースの名称、調査に使用した用語)					
国际調金で使用	日した電子デーダベース(デーダベースの名称、	調査に使用した用語)			
C. 関連する	ると認められる文献				
引用文献の	ラ こ はい うれい う 人		関連する		
カテゴリー*	引用文献名 及び一部の箇所が関連すると	ときは、その関連する箇所の表示	請求の範囲の番号		
· A	JP, 2001-45829, A	(株式会社クボタ)	1 - 4		
	2001.02.20,全文,全		, –		
A	JP, 3-43948, Y2 (株式	会社クボタ)	1-4		
	1991.09.13,全文,全				
A	JP, 5-76230, A (株式会社クボタ)		1 - 4		
	1993.03.30,全文,全図(ファミリーなし)				
	,,,		0		
	·		,		
□ C欄の続きにも文献が列挙されている。 □ パテントファミリーに関する別紙を参照。					
* 引用文献のカテゴリー の日の後に公表された文献					
	重のある文献ではなく、一般的技術水準を示す	「T」国際出願日又は優先日後に公表さ	された文献であって		
もの 出願と矛盾するものではなく、発明の原理又は理論					
「E」国際出願日前の出願または特許であるが、国際出願日 の理解のために引用するもの					
以後に公表されたもの 「X」特に関連のある文献であって、当該文献のみで					
「L」優先権主張に疑義を提起する文献又は他の文献の発行 の新規性又は進歩性がないと考えられるもの   日若しくは他の特別な理由を確立するために引用する 「Y」特に関連のある文献であって、当該文献と他の1以					
文献(理由を付す)  上の文献との、当業者にとって自明である組合せに					
「O」口頭による開示、使用、展示等に言及する文献よって進歩性がないと考えられるもの					
「P」国際出願日前で、かつ優先権の主張の基礎となる出願 「&」同一パテントファミリー文献					
国際調査を完了した日 国際調査報告の発送日					
	26.07.2004	10 8	2004		
国際調査機関の名称及びあて先		特許庁審査官(権限のある職員)	2B 9020		
日本国特許庁(ISA/JP) 郵便番号100-8915		中村 圭伸			
	部代番号100-8915 部千代田区霞が関三丁目4番3号	電話番号 03-3581-1101	内線 3237		
1					